



①9 BUNDESREPUBLIK  
DEUTSCHLAND



DEUTSCHES  
PATENTAMT

⑫ Offenlegungsschrift  
⑩ DE 197 07 106 A 1

⑥1 Int. Cl.<sup>8</sup>:  
B 60 T 8/32  
B 60 T 8/60

②1 Aktenzeichen: 197 07 106.6  
②2 Anmeldetag: 22. 2. 97  
④3 Offenlegungstag: 2. 10. 97

DE 197 07 106 A 1

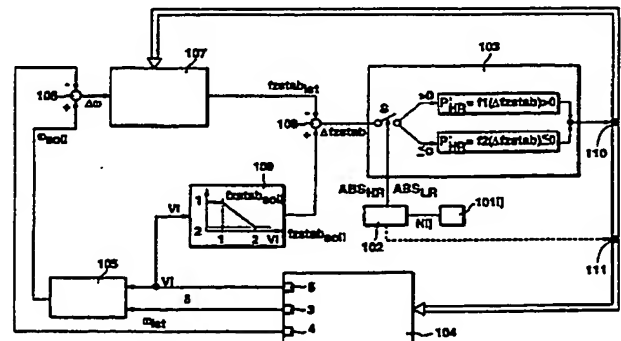
⑥6 Innere Priorität:  
196 12 833.1 30.03.96

⑦1 Anmelder:  
Robert Bosch GmbH, 70469 Stuttgart, DE

⑦2 Erfinder:  
Brachert, Jost, 71254 Ditzingen, DE; Mueller, Elmar,  
71706 Markgröningen, DE

⑤4 System zur Ansteuerung von Bremssystemen

⑤7 Das erfindungsgemäße System dient zur Ansteuerung der Bremssysteme wenigstens zweier, vorzugsweise an einer Fahrzeugachse angebrachten Räder eines Fahrzeugs. Wie schon eingangs erwähnt, sind bei der Erfindung Mittel vorgesehen, mittels der der Bremsdruck an dem sogenannten Low-Rad in Reaktion auf eine erkannte Blockierneigung dieses Rades im Sinne einer Blockiervermeidung gesteuert wird. Weiterhin sind bei der Erfindung Erfassungsmittel vorgesehen, mittels der eine Größe ermittelt wird, die die Fahrdynamik des Fahrzeugs beeinflusst und/oder repräsentiert. Zu dieser Größe wird weiterhin ein entsprechender Schwellwert abgeleitet. Mittels Vergleichsmitteln wird die ermittelte Größe mit dem ermittelten Schwellwert verglichen und ein Vergleichsergebnis erzeugt. Der Kern des erfindungsgemäßen Systems besteht darin, daß Ansteuermittel zur Ansteuerung des Bremssystems des High-Rades vorgesehen sind, die in Reaktion auf die erkannte Blockierneigung des Low-Rades den Bremsdruckverlauf am High-Rad abhängig von dem ermittelten Vergleichsergebnis tätigen.



DE 197 07 106 A 1

Die folgenden Angaben sind den vom Anmelder eingereichten Unterlagen entnommen

BUNDESDRUCKEREI 08. 97 702 040/748

15/23

## Stand der Technik

Die Erfindung betrifft ein System zur Ansteuerung der Bremssysteme wenigstens zweier Räder eines Fahrzeugs.

Aus dem Stand der Technik sind vielerlei Möglichkeiten bekannt, durch einen Bremsengriff an den Radbremssystemen ein Blockieren der Räder zu verhindern. Hierzu wird im allgemeinen aus der Radverzögerung und dem Radschlupf ein Instabilitätskriterium abgeleitet. Steuert man nun den Bremsdruck an den einzelnen Rädern derart, daß jedes Rad unabhängig von den anderen die optimale Verzögerung realisiert, so kann es bei sogenannten  $\mu$ -Split-Bedingungen zu einem Schleudern des Fahrzeugs kommen. Eine solche  $\mu$ -Split-Bedingung liegt dann vor, wenn sich das Fahrzeug auf einer Fahrbahn bewegt, deren Reibwerte auf der rechten und linken Fahrzeughälfte sehr unterschiedlich sind. In diesem Fall übertragen die Räder, die sich auf dem Fahrbahn teil mit dem höheren Reibwert bewegen eine höhere Bremskraft als die Räder, die sich auf der Fahrbahn mit dem niedrigeren Reibwert befinden. Um ein Schleudern des Fahrzeuges in diesem Fall zu verhindern, wird eine sogenannte Giermomentenaufbauverzögerung vorgenommen, damit bei solchen asymmetrischen Reibwerten der Fahrbahn der Bremskraftunterschied an den Rädern einer Fahrzeugachse nicht zu groß wird. Im Grundsatz wird bei der Giermomentenaufbauverzögerung der Druckanstieg am zuletzt Blockierneigung zeigenden Rad, dem sogenannten High-Rad, begrenzt, wenn an dem anderen Rad, dem sogenannten Low-Rad, eine Blockierneigung auftritt. Es sind verschiedene Lösungen für solche Giermomentenaufbauverzögerungen bekannt, so kann beispielsweise der Druckaufbau am dem High-Rad bei Vorliegen einer Blockierneigung am Low-Rad nur noch mit verminderter Steigung stattfinden. Weiterhin ist bekannt, daß bei einer Blockierneigung am Low-Rad der Bremsdruck am High-Rad so lange konstant gehalten wird, bis am Low-Rad wieder Bremsdruck aufgebaut wird.

Aus der EP,B1,0 235 515 ist bekannt, daß bei einer Kurvenfahrt eine Verminderung des Bremsdruckanstiegs an den Hinterrädern mit dem Auftreten einer Instabilität an dem zuerst Blockierneigung zeigenden Vorderrad eingeleitet wird. Der verminderte Druckanstieg wird dabei von der Größe der vorliegenden Querschleunigung abhängig gewählt. Auf diese Weise gelangt man zu einer verbesserten Funktion der Giermomentenaufbauverzögerung bei Kurvenfahrten. Darüber hinaus ist aus der DE-OS 39 25 828 bekannt, daß die Differenz des Bremsdrucks zwischen dem High- und dem Low-Rad an einer Achse beobachtet wird, um bei Überschreiten einer vorgegebenen Solldruckdifferenz den Bremsdruck am High-Rad konstant zu halten bzw. abzusinken. Diese vorgegebene Solldruckdifferenz wird dabei abhängig von dem Reibwert am Low-Rad variiert.

In dem Artikel ATZ Automobiltechnische Zeitschrift '96 (1994) "FDR-Fahrdynamikregelung von Bosch" wird ein System vorgestellt, bei dem im wesentlichen die Gierwinkelgeschwindigkeit des Fahrzeugs gemessen wird und mit einem aus der Fahrzeuglängsgeschwindigkeit und dem Lenkwinkel des Fahrzeugs abgeleiteten Sollwert verglichen wird. Überschreitet die gemessene Gierwinkelgeschwindigkeit den entsprechenden Soll-

wert, so kann durch radindividuelles über- bzw. Unterbremsen das Gierverhalten des Fahrzeugs bezüglich einer Erhöhung der Fahrstabilität beeinflusst werden.

Die Aufgabe der vorliegenden Erfindung besteht darin, das Bremsverhalten bei  $\mu$ -Split-Bedingungen zu optimieren.

Diese Aufgabe wird durch die Merkmale des Anspruchs 1 gelöst.

## Vorteile der Erfindung

Das erfindungsgemäße System dient zur Ansteuerung der Bremssysteme wenigstens zweier, vorzugsweise an einer Fahrzeugachse angebrachten, Räder eines Fahrzeugs. Wie schon eingangs erwähnt, sind bei der Erfindung Mittel vorgesehen, mittels der der Bremsdruck an dem sogenannten Low-Rad in Reaktion auf eine erkannte Blockierneigung dieses Rades im Sinne einer Blockiervermeidung gesteuert wird. Weiterhin sind bei der Erfindung Erfassungsmittel vorgesehen, mittels der eine Größe ermittelt wird, die die Fahrdynamik des Fahrzeugs beeinflusst und/oder repräsentiert. Zu dieser Größe wird weiterhin ein entsprechender Schwellwert abgeleitet. Mittels Vergleichsmitteln wird die ermittelte Größe mit dem ermittelten Schwellwert verglichen und ein Vergleichsergebnis erzeugt. Der Kern des erfindungsgemäßen Systems besteht darin, daß Ansteuermittel zur Ansteuerung des Bremssystems des High-Rades vorgesehen sind, die in Reaktion auf die erkannte Blockierneigung des Low-Rades den Bremsdruckverlauf am High-Rad abhängig von dem ermittelten Vergleichsergebnis tätigen.

Die Erfindung hat den Vorteil, daß eine optimale Reibwertausnutzung an allen Rädern, d. h. eine Minimierung des Bremsweges, stattfindet, ohne die Fahrstabilität in nennenswertem Umfang zu gefährden. Weiterhin ist durch die Erfindung eine einfache Anpassung an unterschiedliche Fahrzeuge möglich, da beispielsweise durch die Vorgabe des oben erwähnten Schwellwertes in einfacher Weise die Fahrstabilität beeinflusst werden kann. Ein weiterer Vorteil der Erfindung besteht darin, daß auf eine eingangs erwähnte Giermomentenaufbauverzögerung, beispielsweise an der Vorderachse, verzichtet werden kann. Darüber hinaus wird durch die Erfindung eine unterstützende Wirkung bei Kurvenbremsungen in Verbindung mit kürzeren Bremswegen erreicht.

In einer vorteilhaften Ausgestaltung der Erfindung ist vorgesehen, daß zur Ermittlung der die Fahrdynamik des Fahrzeugs beeinflussenden und/oder repräsentierenden Größe wenigstens die Gierbewegung des Fahrzeugs, vorzugsweise die Gierwinkelgeschwindigkeit, erfaßt wird. Auf diese Weise erhält man als Fahrdynamikgröße direkt einen momentanen Wert für die Fahrzeugbewegung, die durch ein Bremsen unter  $\mu$ -Split-Bedingungen bevorzugt induziert wird.

Besonders vorteilhaft ist es, die Ermittlung des Schwellwertes für die Fahrdynamikgröße wenigstens abhängig von der ermittelten Fahrzeuglängsgeschwindigkeit zu tätigen. Hierdurch wird in vorteilhafter Weise erreicht, daß bei niedrigeren Fahrzeuggeschwindigkeiten die Fahrstabilität gegenüber dem Bremsweg weniger im Vordergrund steht als bei höheren Fahrzeuggeschwindigkeiten. Hierzu ist vorgesehen, daß die Ermittlung dieses Schwellwerts derart geschieht, daß der Schwellwert mit steigender Fahrzeuglängsgeschwindigkeit abnimmt.

Zur Ermittlung der die Fahrdynamik des Fahrzeugs

beeinflussenden und/oder repräsentierenden Größe kann über die schon erwähnte Gierwinkelgeschwindigkeit hinaus auch der Lenkwinkel des Fahrzeugs erfaßt werden. Insbesondere ist dabei vorgesehen, daß aus der erfaßten Fahrzeuglängsgeschwindigkeit und dem erfaßten Lenkwinkel des Fahrzeugs, vorzugsweise mittels eines Fahrzeugmodells, ein Wert abgeleitet wird, woraufhin dieser Wert mit der tatsächlich vorliegenden Gierwinkelgeschwindigkeit des Fahrzeugs verglichen wird. Aus diesem Vergleich wird dann die erwähnte Fahrdynamikgröße abgeleitet.

Die Ansteuermittel des Bremssystems des High-Rades sind derart ausgelegt, daß auf eine Blockierneigung des Low-Rades hin eine Bremsdruckabsenkung am High-Rad dann stattfindet, wenn die ermittelte Fahrdynamikgröße den ermittelten Schwellwert überschreitet. Ein Bremsdruckaufbau am High-Rad findet dann statt, wenn die ermittelte Fahrdynamikgröße den ermittelten Schwellwert unterschreitet.

Besonders vorteilhaft ist es, daß das Ausmaß der Bremsdruckabsenkung und/oder des Bremsdruckaufbaus am High-Rad, z. B. der Bremsdruckabbau- und/oder Bremsdruckaufbaugradient, abhängig von dem ermittelten Vergleichsergebnis getätigt wird. Übersteigt also die Fahrdynamikgröße in erheblichem Umfang den zugehörigen Schwellwert, so wird eine Bremsdruckabsenkung, z. B. der Bremsdruckabbaugradient, am High-Rad weitaus stärker ausfallen als in dem Falle, in dem die Abweichung geringer ist. Ebenso kann der Bremsdruckaufbau, z. B. der Bremsdruckabbaugradient, am High-Rad weitaus stärker getätigt werden, wenn die Fahrdynamikgröße weit unterhalb ihres Schwellwertes liegt.

Neben der im vorigen Abschnitt erwähnten Abhängigkeit des Bremsdruckauf- und/oder -abbaus von dem ermittelten Vergleichsergebnis ist es besonders vorteilhaft, den Bremsdruckaufbau und/oder den Bremsdruckabbau, z. B. den Bremsdruckaufbau- und/oder Bremsdruckabbaugradienten, abhängig von der zeitlichen Änderung des ermittelten Vergleichsergebnisses zu wählen.

Die Bremsdruckabsenkung und/oder der Bremsdruckaufbau geschieht vorteilhafter Weise stufenweise mittels vorgegebener Druckaufbau- und/oder Druckabbauimpulse mit vorgebbaren Druckhaltephasen. Die Druckhaltephasen können dabei abhängig von dem Ausmaß des ermittelten Vergleichsergebnisses vorgegeben werden.

Hierbei kann vorgesehen sein, daß insbesondere die Dauer der Druckhaltephasen abhängig von dem ermittelten Vergleichsergebnis und/oder abhängig von der zeitlichen Änderung des ermittelten Vergleichsergebnisses vorgegeben wird.

Weitere vorteilhafte Ausgestaltungen sind den Unteransprüchen zu entnehmen.

### Zeichnung

Die Fig. 1a zeigt ein Übersichtsblockschaltbild eines Bremssystems, während die Fig. 1b und 1c Blockschaltbilder zweier Ausführungsbeispiele der Erfindung darstellen. Die Fig. 2 und 4 zeigen zeitliche Bremsdruckverläufe bzw. das zeitliche Verhalten der Fahrdynamikgröße. Die Fig. 3 offenbart die Wahl des erfindungsgemäßen Schwellwertes, während die Fig. 5a und 5b einen Ablauf gemäß eines Ausführungsbeispiels zeigen. Die Fig. 6 zeigt die Berechnung der Bremsdruckhaltezeit.

### Ausführungsbeispiel

Im folgenden soll anhand von Ausführungsbeispielen die Erfindung detailliert erläutert werden.

Die Fig. 1a zeigt als Übersichtsblockschaltbild ein bekanntes Bremssystem. Hierzu sind vier Räder eingezeichnet, deren Raddrehgeschwindigkeiten  $N_{ij}$  durch die Raddrehzahlsensoren 101ij detektiert werden. Der Index  $i$  gibt dabei die Zugehörigkeit zur vorderen ( $i=v$ ) beziehungsweise hinteren ( $i=h$ ) Achse des Fahrzeugs an, während der Index  $j$  die Zugehörigkeit zur rechten ( $j=r$ ) beziehungsweise linken ( $j=l$ ) Fahrzeugseite anzeigt. Die Raddrehzahlsignale  $N_{ij}$  werden der Steuereinheit 1 zugeführt. Abhängig von den Raddrehzahlsignalen  $N_{ij}$  werden dabei in der Steuereinheit 1 Ansteuersignale  $p_{ij}$  für die Radbremssysteme  $z_{ij}$  gebildet. Dies geschieht im allgemeinen dadurch, daß abhängig von der Radverzögerung und dem Radschlupf für jedes Rad ein Instabilitätskriterium gebildet wird. Aus diesen Instabilitätskriterium wird dann erkannt, ob ein Rad eine Blockierneigung aufweist. Ist dies der Fall, so kann durch ein Konstanthalten beziehungsweise durch eine Absenkung des Bremsdruckes an diesem Rad dieser Blockierneigung entgegengetreten werden. Zusätzlich zu den Raddrehzahlsignalen  $N_{ij}$  werden dem Steuergerät 1 die Ausgangssignale eines Lenkwinkelsensors 3, der Lenkwinkel  $\delta$ , eines Gierwinkelgeschwindigkeitssensors 4, die momentane Gierwinkelgeschwindigkeit  $\omega_{ist}$ , und das Ausgangssignal eines Fahrzeuglängsgeschwindigkeitssensors 5 (Fahrzeuglängsgeschwindigkeit  $V_1$ ) zugeführt. Die Fahrzeuglängsgeschwindigkeit  $V_1$  kann dabei durch an sich bekannte Verfahren aus den Raddrehzahlen  $N_{ij}$  ermittelt werden.

Wie schon eingangs erwähnt wird bei bekannten Antiblockierregelsystemen aus fahrdynamischen Gründen, insbesondere zur Stabilisierung des Fahrzeugs bei  $\mu$ -Split-Bremssungen, an der Hinterachse nach dem sogenannten Select-Low-Prinzip der Bremsdruck gesteuert. Dies bedeutet, daß der Radbremsdruck an dem High-Rad abhängig von dem Radbremsdruck am Low-Rad gewählt wird. Dieser stabilisierende Effekt hat aber aufgrund des schlecht ausgenutzten Reibwertes am High-Rad eine Bremswegverlängerung zum Nachteil. Stehen nun, wie in der Fig. 1a mit den Sensoren 3 und 4 zu sehen ist, dem Antiblockierregelsystem Zusatzinformationen zur Erfassung der Fahrzeugdrehbewegung, beispielsweise der Giergeschwindigkeit, zur Verfügung, so kann, beispielsweise in Verbindung mit einem Fahrzeugmodell, von dem Select-Low-Prinzip auf die sogenannte Individualregelung der Hinterräder übergegangen werden.

Anhand der Fig. 2 soll dies kurz erläutert werden. Bei Bremsungen auf Fahrbahnen mit asymmetrischer Reibwertverteilung ( $\mu$ -Split-Bremssungen) liegen die Blockierbremsdrücke  $p_{Block,H}$  und  $p_{Block,L}$  von der High- und Lowseite auf unterschiedlich hohem Niveau. Während das Low-Rad bei Bremsbeginn relativ frühzeitig das Antiblockier-Anregelkriterium (Instabilitätskriterium) erfüllt, wird auf der High-Seite erst zu einem späteren Zeitpunkt der entsprechende Blockierdruck erreicht. Dies ist in der Fig. 2 mit dem Verlauf "Low-Rad" und dem Verlauf a des High-Rades gekennzeichnet. Aus Stabilitätsgründen wird zum Zeitpunkt des Blockierregelbeginns auf der Low-Seite (Zeitpunkt  $t_1$ ) der Bremsdruck an dem High-Rad gepulst in Form von festen Puls-Pause-Sequenzen aufgebaut, wie in dem Verlauf b der Fig. 2 zu sehen ist. Auf diese Weise gelangt das High-Rad erst zum Zeitpunkt  $t_2$  an seine Blockiergrenze.

ze.

Die Fig. 1b zeigt die für die vorliegende Erfindung relevanten Teile bzw. Funktionsweise der in der Fig. 1a mit dem Bezugszeichen 1 dargestellten Steuereinheit. Hierzu ist mit dem Bezugszeichen 104 das System Fahrer bzw. Fahrzeug symbolisiert, an dem mittels der schon beschriebenen Sensoren 3, 4 und 5 der Lenkwinkel  $\delta$ , der Istwert der Giergeschwindigkeit  $\omega_{\text{ist}}$  und die Fahrzeuglängsgeschwindigkeit  $V_1$  detektiert wird. Aus der Fahrzeuglängsgeschwindigkeit  $V_1$  und dem Lenkwinkel  $\delta$  des Fahrzeugs wird mittels des im Block 105 abgelegten Fahrzeugmodells die Sollgiergeschwindigkeit  $\omega_{\text{soll}}$  gebildet. Diese Sollgiergeschwindigkeit repräsentiert einen Wert für die Gierwinkelgeschwindigkeit, der insbesondere durch eine vom Fahrer gewollte Kurvenfahrt bei einer bestimmten Fahrzeuggeschwindigkeit aufgebracht werden muß, um die vom Fahrer gewünschte Fahrzeughaltung einzuschlagen. In dem Fahrzeugmodell 105 ist dabei in an sich bekannter Weise im wesentlichen das Fahrverhalten, d. h. die Reaktion des Fahrzeugs auf einen vom Fahrer induzierten Lenkwinkel bei einer bestimmten Fahrzeuglängsgeschwindigkeit abgespeichert.

In dem Verknüpfungspunkt 106 wird der Istwert  $\omega_{\text{ist}}$  der Gierwinkelgeschwindigkeit mit dem Sollgierwinkelgeschwindigkeitswert  $\omega_{\text{soll}}$  verglichen, woraufhin das Vergleichsergebnis  $\Delta\omega$  der Situationserkennung 107 zugeleitet wird. Weiterhin werden in der Situationserkennung 107 die einzelnen Radbremsdrücke verarbeitet, um einen Stabilitätswert  $fz_{\text{stab,ist}}$  abzuleiten. Je nachdem, in wieweit die Istgiergeschwindigkeit von der Sollgiergeschwindigkeit abweicht kann unter Berücksichtigung der Bremsvorgänge an den einzelnen Rädern ein gutes Maß für die Stabilität des Fahrzeugs ermittelt werden. Dieser Stabilitätswert wird in der Verknüpfung 108 mit einem entsprechenden Sollwert  $fz_{\text{stab,soll}}$  verglichen. Dieser Stabilitätssollwert wird in der Einheit 109 abhängig von der Fahrzeuglängsgeschwindigkeit gebildet. Abhängig von diesem Vergleichsergebnis  $\Delta fz_{\text{stab}}$  wird in der Einheit 103 der Bremsdruck an dem High-Rad gesteuert. Diese Bremsdrucksteuerung am High-Rad geschieht allerdings nur dann, wenn der Schalter S geschlossen ist. Ein Schließen des Schalters S geschieht nur dann, wenn an dem Low-Rad der Achse ein ABS-Regelvorgang eingeleitet worden ist und gleichzeitig das High-Rad stabil läuft. Dies geschieht in bekannter Weise abhängig von den Raddrehzahlensignalen  $N_{ij}$  in der Einheit 102.

Ist der Schalter S geschlossen, so wird abhängig von dem Vorzeichen des Vergleichsergebnisses  $\Delta fz_{\text{stab}}$  der Bremsdruck am High-Rad erhöht, erniedrigt oder konstant gehalten. Dies geschieht, wie in dem Block 103 zu sehen ist, insbesondere dadurch, daß die Bremsdruckänderung  $p_{\text{HR}}$  am High-Rad als Funktion des Vergleichsergebnisses  $\Delta fz_{\text{stab}}$  gewählt wird. Hierzu soll auf die noch zu beschreibende Fig. 5 verwiesen werden. Der im Block 103 ermittelte Bremsdruck für das High-Rad wird entsprechend eingestellt, was durch die Einspeisung 110 symbolisiert sein soll. Der Radbremsdruck am Low-Rad oder, falls der Schalter S geöffnet ist, an beiden Rädern wird durch die Einheit 102 in bekannter Weise mittels der Einspeisung 111 gesteuert. Durch die Steuerung des Bremsdrucks an den einzelnen Rädern wird die Fahrndynamik des Fahrzeugs 104 geändert.

Die Fig. 1c zeigt eine weitere Variante der Erfindung, wobei die mit der Fig. 1b übereinstimmenden Blöcke und Signale mit den selben Bezugszeichen versehen sind. Der einzige Unterschied zwischen dem in der

Fig. 1b gezeigten Ausführungsbeispiel besteht darin, daß die Abweichung zwischen der Sollgiergeschwindigkeit und der Istgiergeschwindigkeit dem Verknüpfungspunkt 108 direkt zugeführt wird. Das in der Fig. 1c gezeigte Beispiel benötigt somit keine Situationserkennung 107 und ändert den Bremsdruck am High-Rad direkt abhängig von dem Soll-Istwertvergleich der Giergeschwindigkeit.

Zur Darstellung der Funktionsweise der Ausführungsbeispiele soll zunächst auf die Fig. 5 mit den Teilen a und b im Zusammenhang mit der Fig. 4 eingegangen werden. Nach dem Startschritt 501 wird im Schritt 502 überprüft, ob eine ABS-Regelung am Low-Rad und gleichzeitig keine ABS-Regelung am High-Rad vorliegt. Hierzu wird, wie in den Fig. 1b und 1c zu sehen ist, der Schalter S durch die Signale  $ABS_{\text{HR}}$  bzw.  $ABS_{\text{LR}}$  angesteuert. Ist die in dem Schritt 502 abgefragte Bedingung nicht erfüllt, so wird im Schritt 507 ein Bremsdruckaufbaupuls bzw. eine Zeit  $T_{\text{halt}}$  für den Bremsdruck ermittelt. Dieser Fall ist in der Fig. 4 vor Erreichen des Zeitpunktes  $t_1$  dargestellt.

Die Fig. 4 zeigt im oberen Teil den zeitlichen Verlauf des Stabilitätssollwertes  $fz_{\text{stab,soll}}$  (Variante Fig. 1b) bzw. den Verlauf des Schwellwertes SW (Variante Fig. 1c). Weiterhin ist im oberen Teil der Fig. 4 der zeitliche Verlauf des Stabilitätswertes  $fz_{\text{stab,ist}}$  (Variante Fig. 1b) bzw. der zeitliche Verlauf der Giergeschwindigkeitsabweichung  $\Delta\omega$  (Variante Fig. 1c) dargestellt. Im unteren Teil der Fig. 4 sind die Druckverläufe des High-Rades und des Low-Rades dargestellt, wobei hier von einer Pulsstufenregelung ausgegangen wird, d. h. daß der Bremsdruck in den Rädern pulsförmig aufgebaut bzw. abgebaut wird.

Im schon beschriebenen Schritt 507 der Fig. 5a wird also in dem Fall, daß keine ABS-Regelung am Low-Rad vorliegt der Bremsdruck am High-Rad unabhängig von dem am Low-Rad aufgebaut bzw. gehalten (Zeitraum vor dem Zeitpunkt  $t_1$ ).

Zum Zeitpunkt  $t_1$  (Fig. 4) gelangt das Low-Rad an seine Blockiergrenze, woraufhin der Bremsdruck, wie in der Fig. 4 zu sehen ist, abgesenkt wird. Das High-Rad befindet sich zum Zeitpunkt  $t_1$  noch unterhalb seiner Blockierschwelle, woraufhin vom Schritt 502 auf den Schritt 503 übergegangen wird. Im Schritt 503 wird die Differenz zwischen dem Soll- und Iststabilitätswert gebildet (Variante Fig. 1b) bzw. die Differenz zwischen dem Schwellwert und der Gierwinkelgeschwindigkeitsabweichung (Variante Fig. 1c). Der zeitliche Verlauf dieser Werte ist im oberen Teil der Fig. 4 zu sehen. Im Schritt 504 wird festgestellt, ob ein Vorzeichenwechsel der im Schritt 503 ermittelten Werte im Vergleich zu den im letzten Zyklus ermittelten Werten stattgefunden hat. Ein solcher Vorzeichenwechsel hat beispielsweise zum Zeitpunkt  $t_2$  (Fig. 4) stattgefunden. Darauf hin wird im Schritt 505 die Haltezeit  $T_{\text{halt}}$  des Bremsdrucks auf den Wert Null gesetzt. Dies hat, wie in der Fig. 4 nach dem Zeitpunkt  $t_2$  zu sehen ist, eine unmittelbare Absenkung des Bremsdrucks am High-Rad zur Folge. Findet kein Vorzeichenwechsel der im Schritt 503 ermittelten Werte statt (Zeitraum zwischen  $t_1$  und  $t_2$ ), so wird der Schritt 505 umgangen, woraufhin für die restliche Haltezeit  $T_{\text{halt}}$  der Bremsdruck am High-Rad konstant gehalten wird (Bremsdruckverlauf am High-Rad zwischen den Zeitpunkten  $t_1$  und  $t_2$ ). Im Schritt 506 wird abgefragt, ob die Haltezeit  $T_{\text{halt}}$  größer als Null ist. Hat, wie im Schritt 504 festgestellt wurde, ein Vorzeichenwechsel stattgefunden, so ist die Haltezeit im Schritt 505 auf Null gesetzt worden, woraufhin durch die Abfrage 506 direkt

die Abfrage 509 (Fig. 5b) vorgenommen wird. In der Abfrage 509 wird das Vorzeichen der im Schritt 503 ermittelten Werte abgefragt, d. h. es wird abgefragt, ob der Sollwert den Istwert über- oder unterschreitet.

Überschreitet der Istwert den Sollwert, wie beispielsweise bei den in der Fig. 4 gezeigten Zeitpunkten  $t_2$ ,  $t_5$  und  $t_8$ , so wird im Schritt 512 ein erneuter Bremsdruckabbaupuls am High-Rad induziert. Nach diesem Abbaupuls wird im Schritt 513 erneut eine Haltezeit  $T_{halt}$  in Abhängigkeit (Funktion F2) von der im Schritt 503 ermittelten Abweichung ( $\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta$ ) beziehungsweise von deren zeitlichen Änderung  $d/dt(\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta)$  berechnet.

Unterschreitet der Istwert den zugehörigen Sollwert, wie zu den Zeitpunkten  $t_3$ ,  $t_6$  und  $t_9$ , so wird im Schritt 510 ein Bremsdruckaufbaupuls am High-Rad induziert. Danach wird im Schritt 511 eine Bremsdruckhaltezeit  $T_{halt}$  in Abhängigkeit (Funktion F1) von dem im Schritt 503 ermittelten Wert berechnet. Alternativ oder ergänzend kann vorgesehen sein, daß im Schritt 511 die Bremsdruckhaltezeit  $T_{halt}$  in Abhängigkeit von der zeitlichen Änderung  $d/dt(\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta)$  berechnet wird. Bei dem funktionalen Zusammenhang (Funktion F1) zwischen der Haltezeit  $T_{halt}$  und der Differenz  $\Delta f_{zstab}$  zwischen dem Soll- und Iststabilitätswert (Variante Fig. 1b) bzw. der Differenz  $\Delta$  zwischen dem Schwellwert und der Gierwinkelgeschwindigkeitsabweichung (Variante Fig. 1c) ist an einen proportionalen und besonders an einen differentiellen Anteil gedacht. Durch den proportionalen Anteil wird erreicht, daß im fahrstabilen Bereich ( $\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta \geq 0$ ) die Haltezeit  $T_{halt}$  beim Druckaufbau bei größeren Abweichungen  $\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta$  kürzer ist als bei kleineren Abweichungen  $\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta$ . Der Bremsdruckanstieg, der Druckaufbaugradient, ist damit bei größeren Abweichungen  $\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta$  größer als bei kleineren Abweichungen  $\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta$ .

Wie erwähnt ist es besonders vorteilhaft, einen differentiellen Anteil der Funktion F1 vorzusehen. Hierdurch wird erreicht, daß im fahrstabilen Bereich ( $\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta \geq 0$ ) die Haltezeit  $T_{halt}$  beim Druckaufbau bei einer größeren Änderung der Abweichungen  $\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta$  kürzer ist als bei kleineren Änderungen der Abweichungen  $\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta$ . Der Bremsdruckanstieg, der Druckaufbaugradient, ist damit bei einer größeren Änderung der Abweichung  $\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta$  größer als bei einer kleineren Abweichung  $\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta$ .

Der in der Fig. 4 in den stabilen Bereichen a bzw. d (Zeiträume zwischen  $t_3$  und  $t_5$  bzw.  $t_6$  und  $t_8$ ) dargestellte Verlauf der Druckaufbaugradienten zeigt besonders deutlich den erwähnten differentiellen Anteil der Funktion F1. So sind kurz nach den Zeitpunkten  $t_3$  und  $t_6$  größere Änderungen der Abweichungen  $\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta$  zu sehen, woraufhin relativ kurze Haltezeiten und damit steilere Druckaufbaugradienten gewählt werden. Ab den Zeitpunkten  $t_4$  bzw.  $t_7$  werden die Haltezeiten  $T_{halt}$  mit den geringeren Änderungen der Abweichungen  $\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta$  verlängert, was zu einem flacheren Druckaufbaugradienten führt.

In der Fig. 6 ist beispielhaft die Berechnung der Haltezeit  $T_{halt}$  im Bereich a (Fig. 4) dargestellt. Dabei sind die einzelnen Anteile, der Proportionalanteil  $T_P$  und der Differentialanteil  $T_D$  der Haltezeit  $T_{halt}$ , stark linearisiert dargestellt. Der mit Kreisen markierte Verlauf stellt dabei den differentiellen Anteil  $T_D$  der Haltezeit  $T_{halt}$  dar mit:

$$T_D = (K_{D1} \text{ bzw. } K_{D2}) \cdot d/dt(\Delta f_{zstab} \text{ bzw. } \Delta)$$

Dieser differentielle Anteil  $T_D$  gibt mit dem Proportionalanteil  $T_P$  (gestrichelter Verlauf) gemäß

$$T_{halt} = T_{haltmax} - [|T_D| + T_P]$$

die Bremsdruckhaltezeit  $T_{halt}$ . Der Wert  $T_{haltmax}$  stellt dabei eine maximale Haltezeit dar.

Wird im Schritt 506 festgestellt, daß die Bremsdruckhaltezeit  $T_{halt}$  am High-Rad größer als Null ist, so wird im Schritt 508 weder der Bremsdruck auf- noch abgebaut. Es wird dann gemäß des Schritts 508 der Wert für die Haltezeit  $T_{halt}$  um einen Zählerwert herabgesetzt (inkrementiert). Nach dem Endschrift 514 wird der in der Fig. 5 gezeigte Ablauf erneut gestartet.

Die Fig. 3 zeigt das Übertragungsverhalten des Blocks 109 (Fig. 1b) bzw. 109' (Fig. 1c). Hier wird der Stabilitätssollwert  $f_{zstab_{soll}}$  bzw. der Grenzwert SW zwischen zwei Extremwerten  $Soll_{max}$  und  $Soll_{min}$  abhängig von der Fahrzeuglängsgeschwindigkeit  $V_1$  ermittelt.

Zusammenfassend kann gesagt werden, daß in Verbindung mit einer Fahrdynamikregelung, insbesondere mit einer zu einer solchen Regelung erweiterten Sensorik, sich der Druckgradient am High-Rad sehr genau an die momentan herrschende Fahrsituation anpassen läßt. Unter der erweiterten Sensorik einer Fahrdynamikregelung ist insbesondere ein Gierwinkelgeschwindigkeitsgeber und ein Lenkwinkelgeber zu verstehen. Solange der Fahrdynamikregler einen stabilen Fahrzustand erkennt, wird der Bremsdruck im High-Rad aufgebaut. Dabei ist der Druckgradient abhängig von der aktuellen Fahrzeuggierbewegung, d. h. proportional zur Differenz  $\Delta f_{zstab}$  bzw.  $\Delta$  zwischen dem Stabilitätssoll- und -istwert und proportional zur Änderung Differenz zwischen Stabilitätssoll- und -istwert. Größere Abweichungen beziehungsweise größere Änderungen im stabilen Bereich führen zu höheren, geringere Abweichungen beziehungsweise Änderungen zu entsprechend flacheren Druckaufbaugradienten. Dies ist in der Fig. 4 beispielhaft in den schon beschriebenen Teilen a und d gezeigt.

Überschreitet der fahrdynamische Istwert die Sollwertvorgabe (Bereiche b und c, Zeiträume zwischen  $t_2$  und  $t_3$  bzw.  $t_5$  und  $t_6$ ), so wird proportional zu dieser Abweichung beziehungsweise proportional zur Änderung dieser Abweichung der Druck im High-Rad reduziert. Im Anschluß an diese Druckabsenkung folgt im instabilen Bereich je nach Verlauf der Fahrzeugbewegung eine Druckhalte- bzw. Druckaufbauphase.

Besondere Vorteile ergeben sich, wenn der Stabilitätssollwert  $f_{zstab_{soll}}$  bzw. der Grenzwert SW in Abhängigkeit von der Fahrzeuglängsgeschwindigkeit gebildet wird (Fig. 3). Dadurch wird erreicht, daß bei hohen Anbremsgeschwindigkeiten geringere Anforderungen an den Fahrer gestellt werden, während im unteren Geschwindigkeitsbereich durchaus höhere Giergeschwindigkeiten des Fahrzeugs zugelassen werden können. Beispielhaft können folgende Werte angegeben werden:

maximal zulässiger Sollwert SW

bei  $V_{grenz,O} > 200 \text{ km/h}$ : 0.05 rad/sec.

maximal zulässiger Sollwert SW

bei  $V_{grenz,u} < 25 \text{ km/h}$ : 0.20 rad/sec.

## Patentansprüche

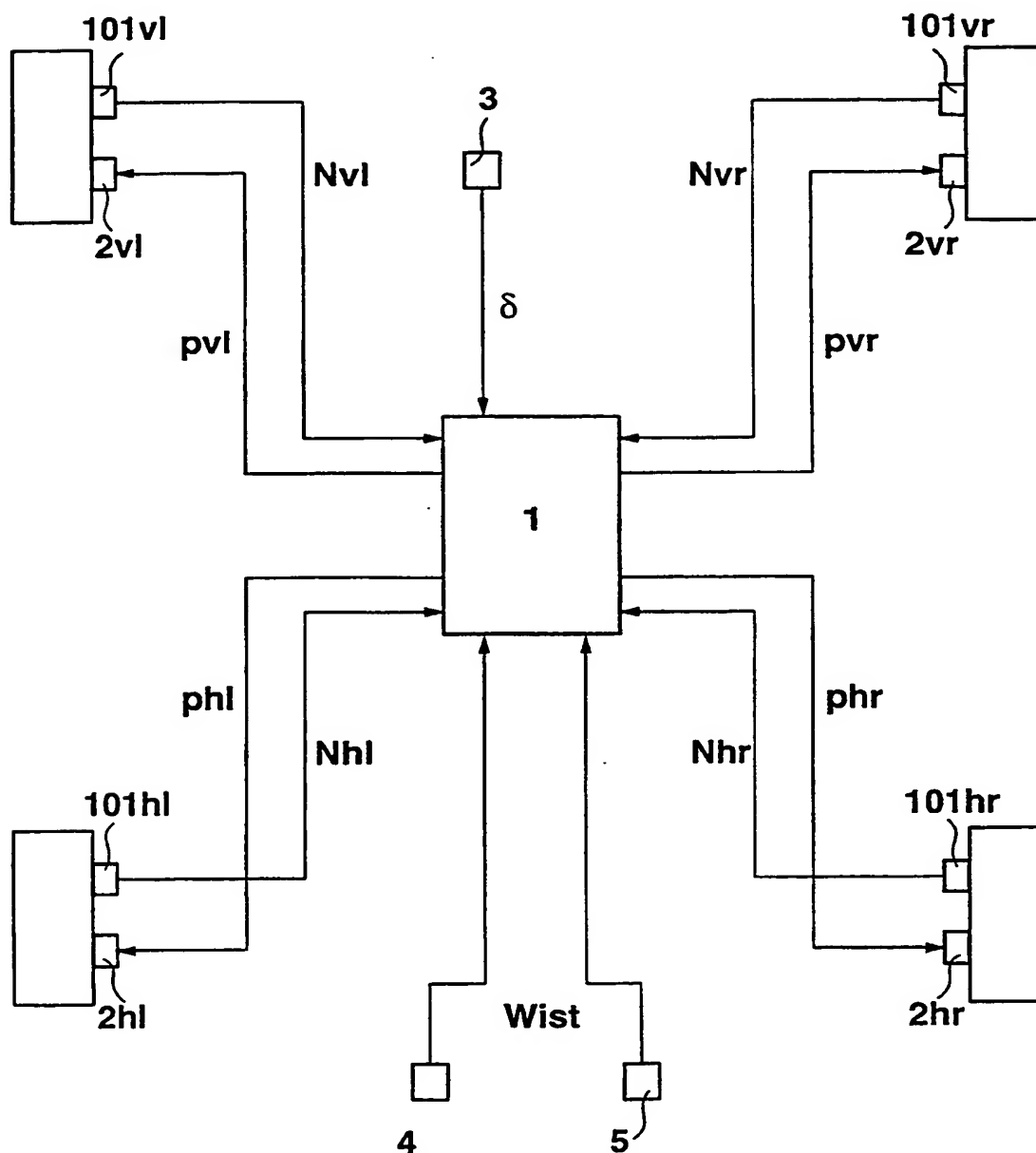
1. System zur Ansteuerung der Bremssysteme (2ij) wenigstens zweier, vorzugsweise an einer Fahrzeugachse angebrachten, Räder eines Fahrzeugs, bei dem vorgesehen sind:
  - Mittel (1, 102), mittels der der Bremsdruck ( $p_{\text{Low-Rad}}$ ) des einen Rades (Low-Rad) in Reaktion auf eine erkannte Blockierneigung ( $\text{ABS}_L$ ) dieses Rades im Sinne einer Blockiervermeidung gesteuert wird,
  - Ermittlungsmittel (4, 104, 105, 107, 109, 109') zur Ermittlung einer die Fahrdynamik des Fahrzeugs beeinflussenden und/oder repräsentierenden Größe ( $\Delta\omega$ ,  $fzstab_{\text{ist}}$ ) und wenigstens eines Schwellwertes ( $\text{SW}$ ,  $fzstab_{\text{soll}}$ ),
  - Vergleichsmittel (106, 108) zum Vergleich der ermittelten Größe ( $\Delta\omega$ ,  $fzstab_{\text{ist}}$ ) mit wenigstens dem ermittelten Schwellwert ( $\text{SW}$ ,  $fzstab_{\text{soll}}$ ) und Ermittlung eines Vergleichsergebnisses ( $\Delta$ ,  $\Delta fzstab$ ) und
  - Ansteuermittel (103) zur Ansteuerung des Bremssystems (2ij) des anderen Rades (High-Rad) in Reaktion auf die erkannte Blockierneigung ( $\text{ABS}_L$ ) des einen Rades (Low-Rades) derart, daß der Bremsdruckverlauf ( $p_{\text{High-Rad}}$ ) abhängig von dem ermittelten Vergleichsergebnis ( $\Delta$ ,  $\Delta fzstab$ ) getätigt wird.
2. System nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß zur Ermittlung der die Fahrdynamik des Fahrzeugs beeinflussenden und/oder repräsentierenden Größe ( $\Delta\omega$ ,  $fzstab_{\text{ist}}$ ) wenigstens die Gierbewegung des Fahrzeugs, vorzugsweise die Gierwinkelgeschwindigkeit ( $\omega_{\text{ist}}$ ), erfaßt wird.
3. System nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die Ermittlung des Schwellwertes ( $\text{SW}$ ,  $fzstab_{\text{soll}}$ ) wenigstens abhängig von der ermittelten Fahrzeuglängsgeschwindigkeit ( $V_1$ ) geschieht.
4. System nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die Ermittlung des Schwellwertes ( $\text{SW}$ ,  $fzstab_{\text{soll}}$ ) derart geschieht, daß dieser Schwellwert mit steigender Fahrzeuglängsgeschwindigkeit ( $V_1$ ) abnimmt.
5. System nach Anspruch 2, dadurch gekennzeichnet, daß zur Ermittlung der die Fahrdynamik des Fahrzeugs beeinflussenden und/oder repräsentierenden Größe ( $\Delta\omega$ ) weiterhin der Lenkwinkel ( $\delta$ ) des Fahrzeugs erfaßt wird.
6. System nach Anspruch 5, dadurch gekennzeichnet, daß zur Ermittlung der die Fahrdynamik des Fahrzeugs beeinflussenden und/oder repräsentierenden Größe ( $\Delta\omega$ ) ein aus der erfaßten Fahrzeuglängsgeschwindigkeit ( $V_1$ ) und dem erfaßten Lenkwinkel ( $\delta$ ), vorzugsweise mittels eines Fahrzeugmodells, abgeleiteter Wert ( $\omega_{\text{soll}}$ ) mit dem die Gierwinkelgeschwindigkeit des Fahrzeugs, repräsentierenden Wert ( $\omega_{\text{ist}}$ ) verglichen wird.
7. System nach Anspruch 1, dadurch gekennzeichnet, daß die Ansteuermittel (103) das Bremssystem (2ij) des anderen Rades (High-Rad) in Reaktion auf die erkannte Blockierneigung ( $\text{ABS}_L$ ) des einen Rades (Low-Rades) derart ansteuern, daß ein Bremsdruckabsenkung an dem Bremssystem (2ij) des anderen Rades (High-Rad) dann stattfindet, wenn die ermittelte Größe ( $\Delta\omega$ ,  $fzstab_{\text{ist}}$ ) den ermittelten Schwellwert ( $\text{SW}$ ,  $fzstab_{\text{soll}}$ ) überschreitet, und/oder ein Bremsdruckaufbau an dem Bremssystem (2ij) des anderen Rades (High-Rad) dann stattfindet, wenn die ermittelte Größe ( $\Delta\omega$ ,  $fzstab_{\text{ist}}$ ) den ermittelten Schwellwert ( $\text{SW}$ ,  $fzstab_{\text{soll}}$ ) unterschreitet.
8. System nach Anspruch 7, dadurch gekennzeichnet, daß das Ausmaß der Bremsdruckabsenkung und/oder des Bremsdruckaufbaus an dem Bremssystem (2ij) des anderen Rades (High-Rad) abhängig von dem ermittelten Vergleichsergebnis ( $\Delta\omega$ ,  $\Delta fzstab$ ) getätigt wird, wobei insbesondere der Gradient der Bremsdruckabsenkung und/oder des Bremsdruckaufbaus abhängig von dem ermittelten Vergleichsergebnis ( $\Delta\omega$ ,  $\Delta fzstab$ ) und/oder abhängig von der zeitlichen Änderung des ermittelten Vergleichsergebnisses ( $\Delta\omega$ ,  $\Delta fzstab$ ) gewählt wird.
9. System nach Anspruch 7, dadurch gekennzeichnet, daß die Bremsdruckabsenkung und/oder der Bremsdruckaufbau stufenweise mittels vorgebbaren Druckaufbau- und/oder Druckabbaupulsen mit vorgebbaren Druckhaltephasen ( $T_{\text{halt}}$ ) getätigt wird.
10. System nach Anspruch 9, dadurch gekennzeichnet, daß die Druckhaltephasen ( $T_{\text{halt}}$ ) abhängig von dem Ausmaß des ermittelten Vergleichsergebnisses ( $\Delta\omega$ ,  $\Delta fzstab$ ) vorgegeben werden, wobei insbesondere die Dauer der Druckhaltephasen ( $T_{\text{halt}}$ ) abhängig von dem ermittelten Vergleichsergebnis ( $\Delta\omega$ ,  $\Delta fzstab$ ) und/oder abhängig von der zeitlichen Änderung des ermittelten Vergleichsergebnisses ( $\Delta\omega$ ,  $\Delta fzstab$ ) vorgegeben werden.

---

Hierzu 8 Seite(n) Zeichnungen

---

**Fig. 1a**





**Fig. 1b**

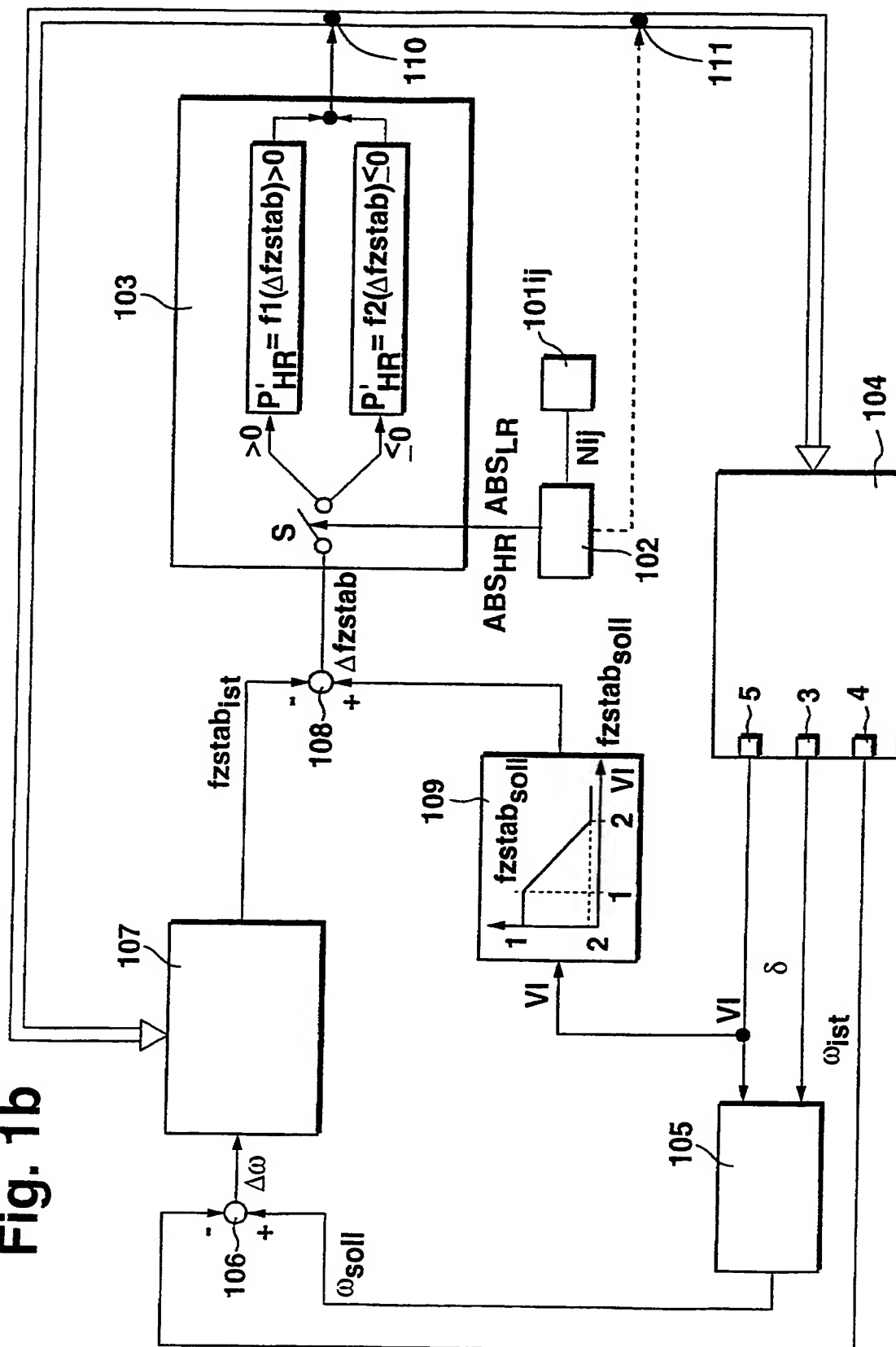
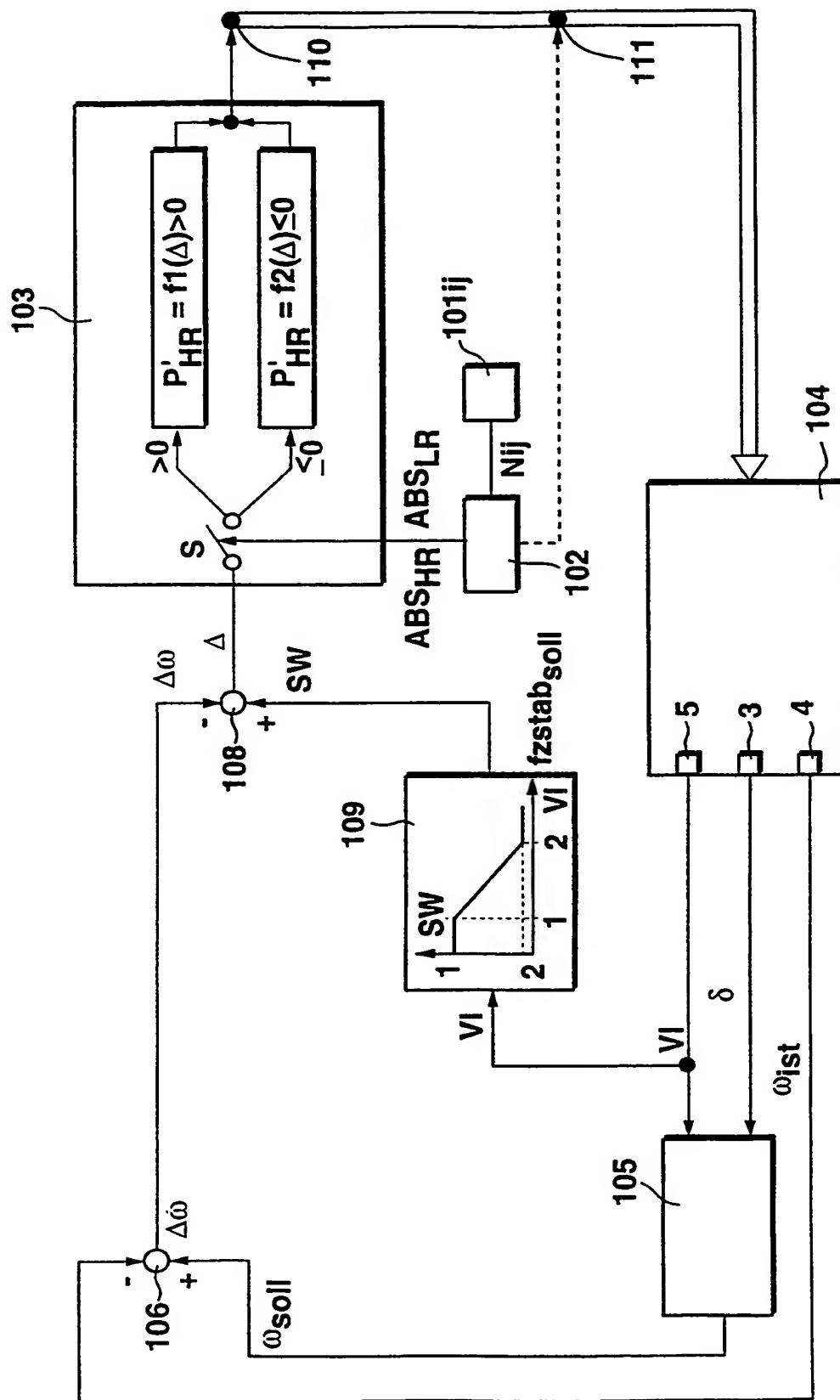
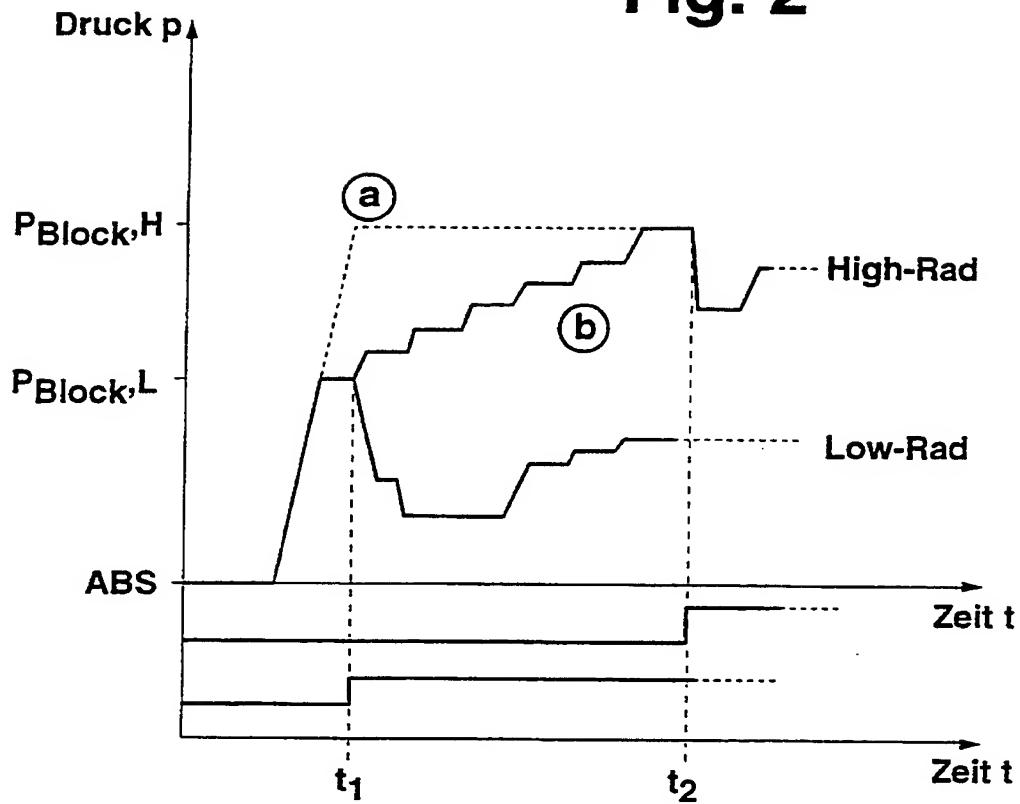




Fig. 1c



**Fig. 2**



**Fig. 3**

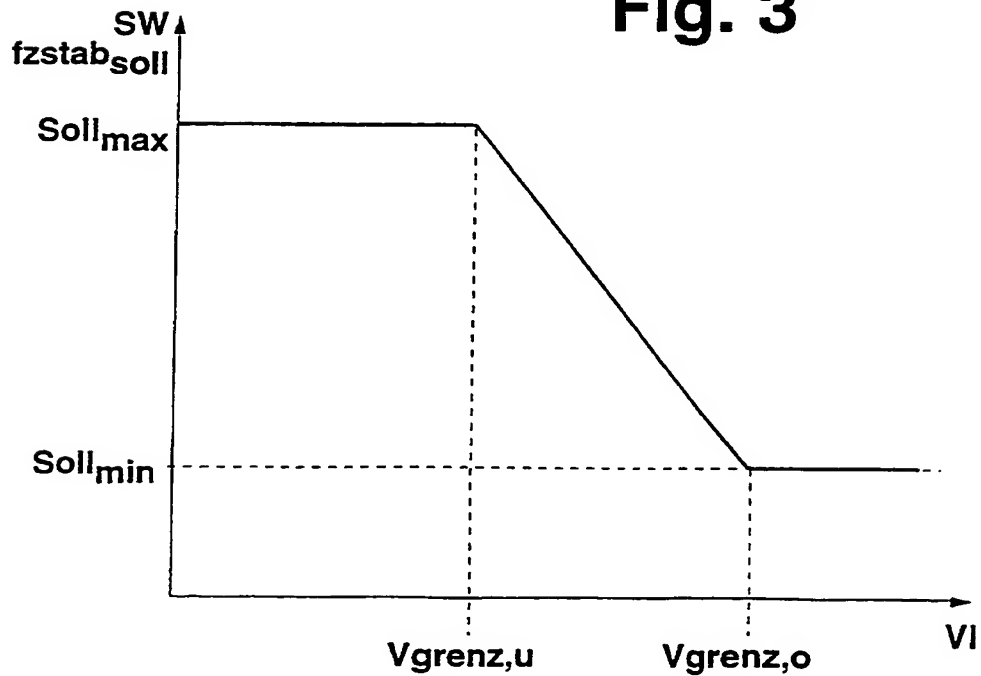


Fig. 4

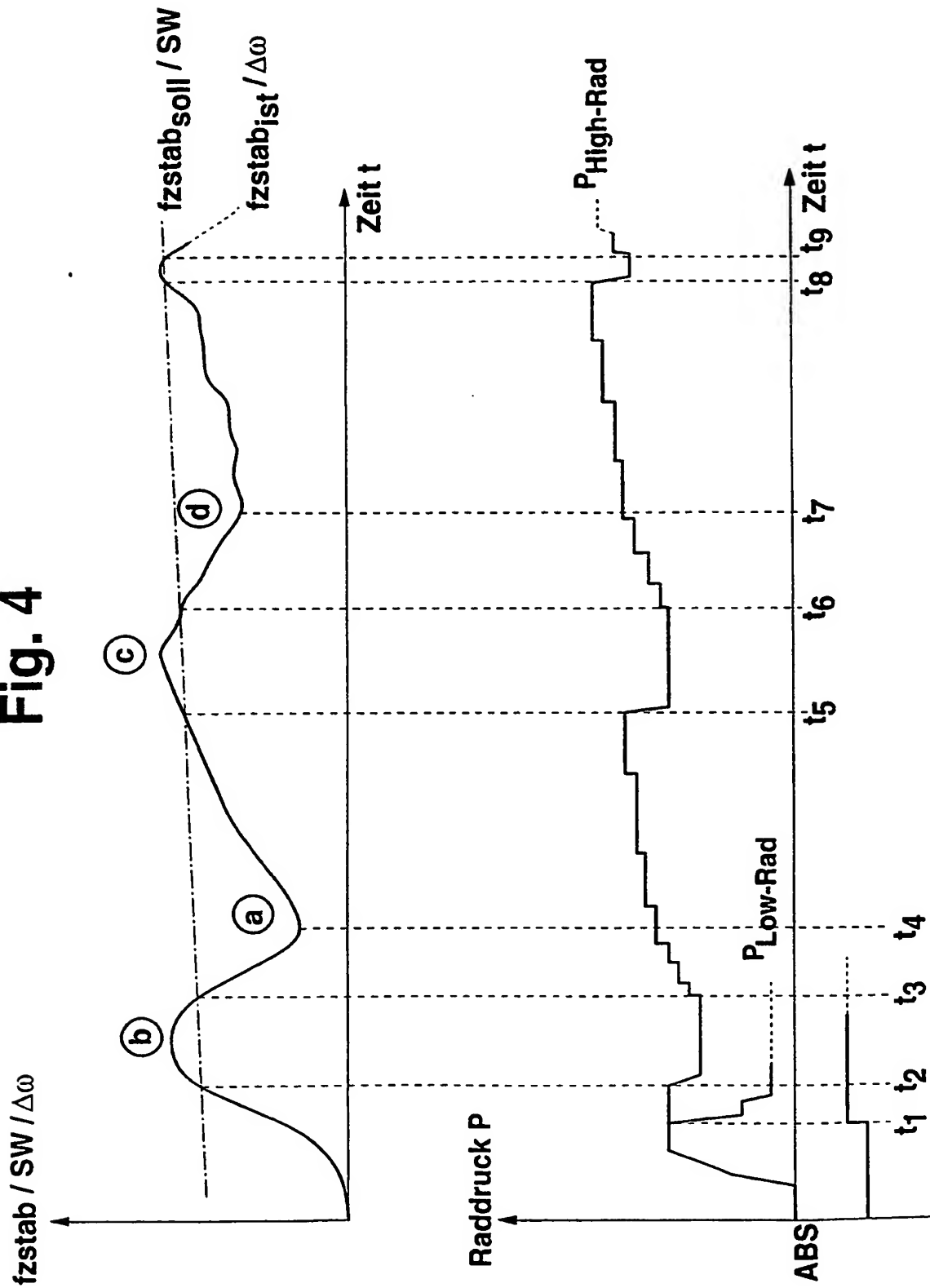


Fig. 5a

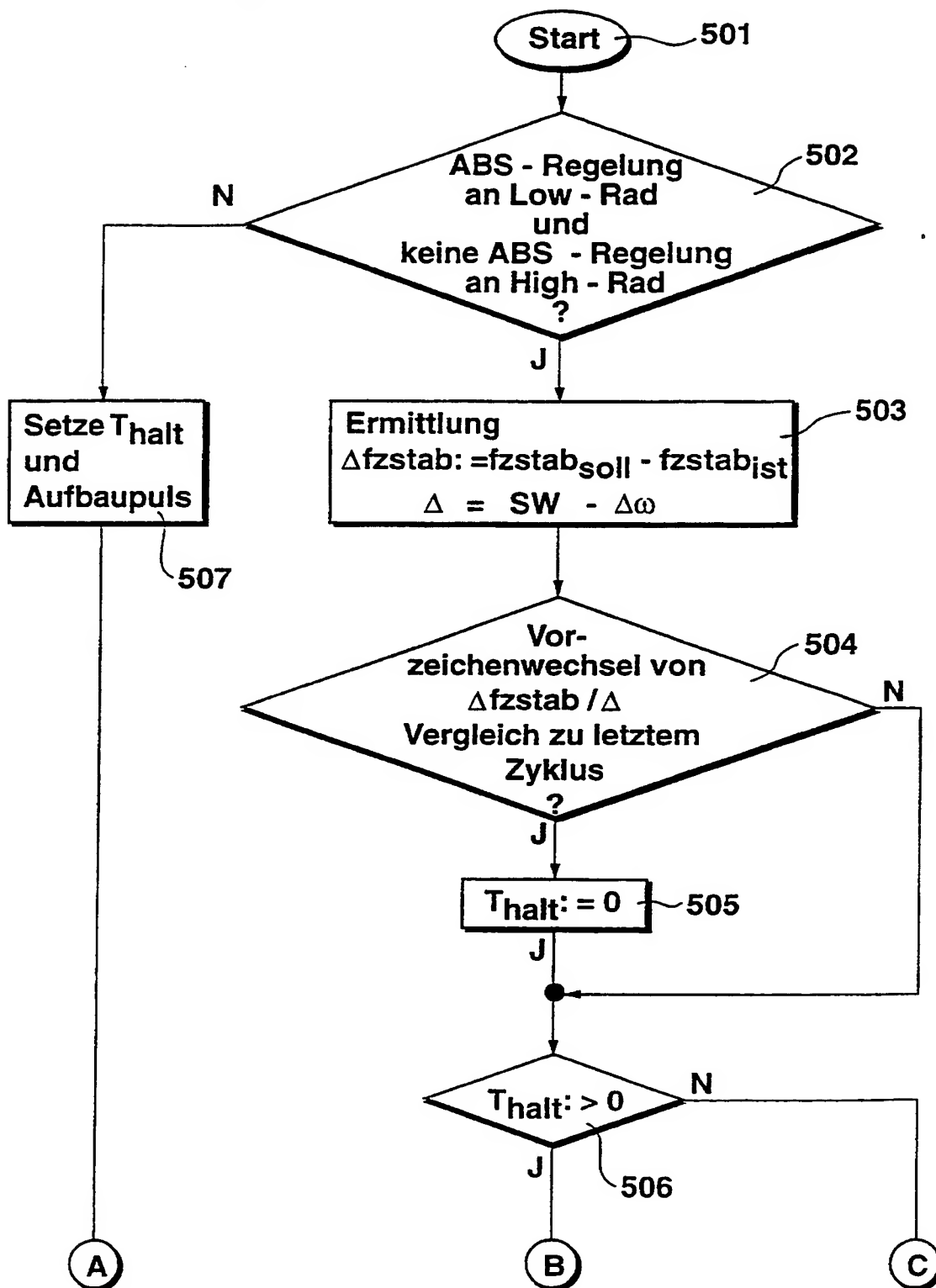


Fig. 5b

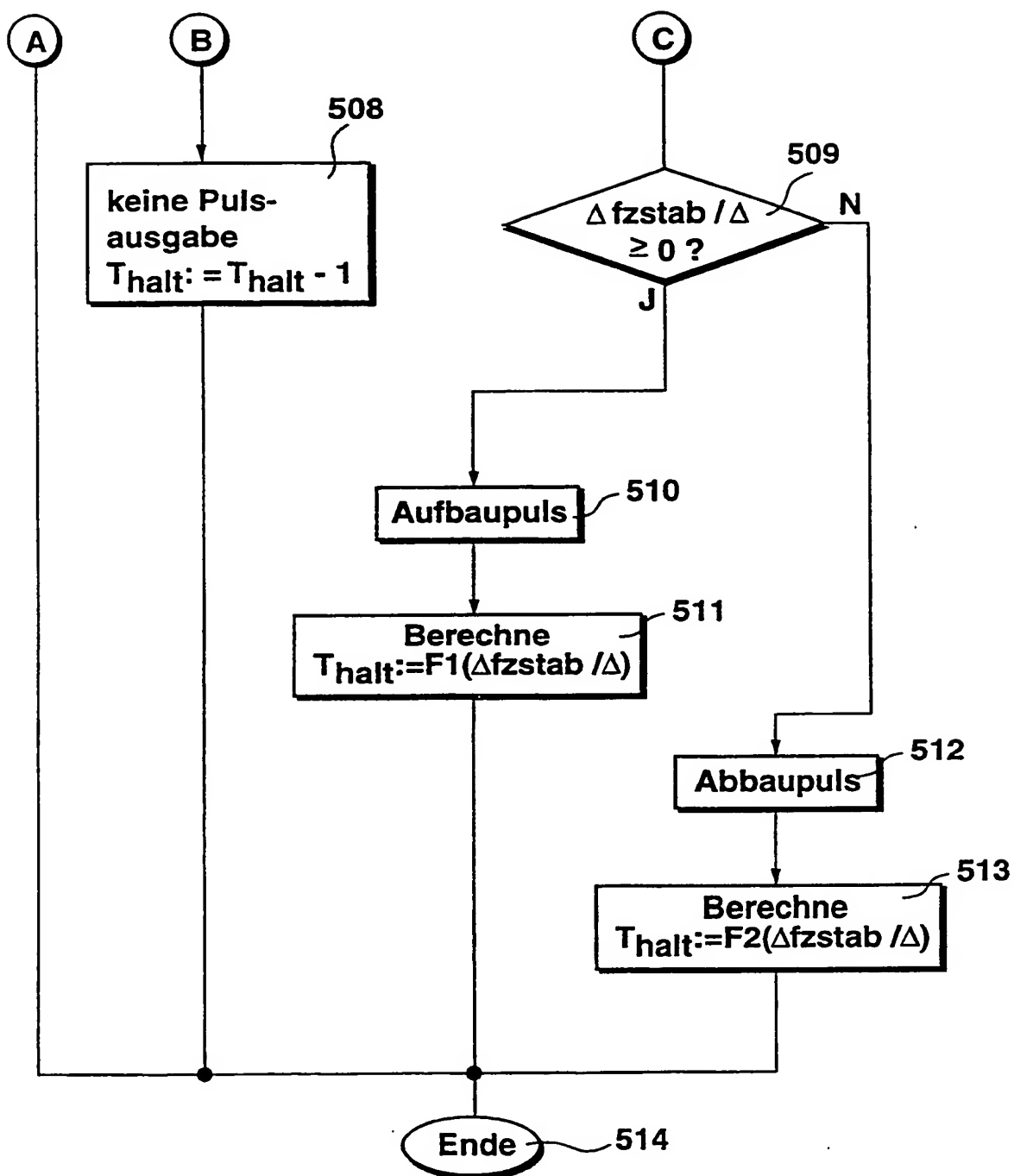


Fig. 6

